



⑯ BUNDESREPUBLIK

DEUTSCHLAND



DEUTSCHES

PATENTAMT

Offenlegungsschrift

⑯ DE 195 21 924 A 1

⑯ Int. Cl. 6:

B 65 D 41/04

B 65 D 41/28

B 65 D 53/00

B 01 L 3/00

G 01 N 21/03

⑯ Innere Priorität: ⑯ ⑯ ⑯

24.06.94 DE 94 10 822.6 21.03.95 DE 295056258

⑯ Anmelder:

Dr. Bruno Lange GmbH, 14163 Berlin, DE

⑯ Vertreter:

Christiansen, H., Dipl.-Ing., Pat.-Anw., 14195 Berlin

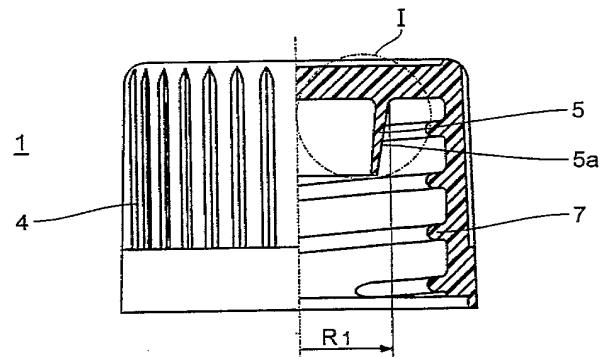
⑯ Erfinder:

Simon, Helmut, Dr., 14165 Berlin, DE

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

⑯ Gefäß mit Schraubverschluß sowie Vorrichtung zum automatisierten Verschließen des Gefäßes

⑯ Gefäß mit einem Schraubverschluß 1, 2 aus Polyvinyliden-fluorid (PVDF), das insbesondere in Form einer Küvette 3 einen Reagensbehälter zur photometrischen Analyse bildet, mit einem zur Anlage an der Innenseite des den Gewindebereich tragenden Halses des Gefäßes bestimmten konischen und/oder ballig-konvexen Dichtungselement 5, 6 sowie Vorrichtung zum automatisierten Verschließen des Gefäßes mit dem Schraubverschluß 1, 2.



DE 195 21 924 A 1

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

BUNDESDRUCKEREI 11. 95 508 063/612

18/31

DE 195 21 924 A 1

Beschreibung

Die Erfindung betrifft ein Gefäß mit einem Schraubverschluß gemäß den Oberbegriffen des Anspruchs 1 sowie eine Vorrichtung bzw. ein Verfahren zum automatisierten Verschließen des Gefäßes gemäß dem Oberbegriff des Anspruchs 9.

Es ist bekannt, Fertig-Reagenzien in Küvettengläsern aus Glas zu liefern, die eine als Schraubverschluß ausgebildete Verschlußkappe aufweisen, wobei eine photometrische Bestimmung durch Einsetzen der Küvette in ein Photometer und Hinzufügung einer Analysensubstanz erfolgt.

Zur Abdichtung weisen die bekannten Schraubverschlüsse ein in der Regel aus Kunststoff bestehendes rotationssymmetrisches Dichtungselement auf, welches sich an der Innenseite des Halses des Gefäßes anlegt und damit eine Dichtwirkung erzeugt.

Die bisher verwendeten Kunststoffe sind gegen verschiedene in dem Gefäß zu verwahrende Substanzen nicht beständig. Wenn der Kunststoff mit der Zeit angegriffen wird, ist aber naturgemäß auch die Dichtwirkung nicht mehr sichergestellt. Insbesondere die Aufbewahrung von Chrom-Schwefelsäure bereitet hierbei Probleme.

Beim Verschließen der bekannten Gefäße mit den bekannten Schraubverschlüssen wird in der Regel der Schraubverschluß solange zgedreht, bis dieser mit der Innenseite seines Deckels oben auf dem Hals des Gefäßes aufsetzt. Nach dem Aufsetzen des Schraubverschlusses auf den Hals des Gefäßes wird dieser aufgrund mangelnder Sorgfalt des Benutzers oder wegen der Trägheit der Verschließvorrichtung oftmals noch weiter mit einem Drehmoment beaufschlagt. Hierdurch entstehen relativ große mechanische Spannungen in dem Schraubverschluß, die diesen beschädigen können. Insbesondere bei Schraubverschlüssen, die mehrfach verwendet werden sollen, wirkt sich dies störend aus.

Es ist deshalb insbesondere die Aufgabe der Erfindung, ein Gefäß der eingangs genannten Gattung zu schaffen, welches einen Schraubverschluß aus Kunststoff aufweist, der langfristig auch gegen aggressive Chemikalien, insbesondere gegen Chrom-Schwefelsäure beständig ist.

Zusätzlich soll eine Vorrichtung bzw. ein Verfahren geschaffen werden, mit der ein Schraubverschluß automatisiert zgedreht und dabei in seiner Dichtwirkung überprüft werden kann.

Die Aufgabe wird mit den im kennzeichnenden Teil des Anspruchs 1, bzw. — hinsichtlich der Vorrichtung bzw. dem Verfahren zum automatisierten Verschließen des Gefäßes — mit den im kennzeichnenden Teil des Anspruchs 16 angegebenen Maßnahmen gelöst.

Die Erfindung schließt die technische Lehre ein, daß ein konisches und/oder ballig konvex geformtes Dichtungselement eine im wesentlichen zylindrische Öffnung eines Gefäßes verschließt, wobei sich das Dichtungselement infolge der im wesentlichen in radialem Bereich wirkenden Anpreßkraft in seiner Form verändert und an die Öffnung des Gefäßes anpaßt.

Die Erfindung geht von der Erkenntnis aus, daß sich Kunststoff, insbesondere Polyvinylidenfluorid (PVDF) oder Polyhexafluorpropylen (HFP) bzw. das Copolymer Polyvinylidenfluorid (PVDF) / Polyhexafluorpropylen (HFP), unter Druck plastisch verformt. Diese plastische Verformung — auch als Kaltfließen bezeichnet — führt beim Verschließen des Gefäßes mit dem Schraubverschluß dazu, daß sich das Dichtungselement verformt

und der Oberfläche der Innenseite des Halses des Gefäßes anpaßt, wodurch eine optimale Dichtwirkung erreicht wird.

Wegen der verbleibenden elastischen Vorspannung kann sich der Kunststoff während des Kaltfließvorgangs im Verlauf von einigen Tagen der Gefäßwandung noch präziser anpassen, wobei gleichzeitig das aufzubringende Schraubmoment verringert wird.

Dadurch ist das erforderliche Drehmoment beim Öffnen des Schraubverschlusses geringer als beim Schließen. Auf diese Weise kann der Schraubverschluß zur Erzielung einer optimalen Dichtwirkung mit dem durch die Stabilität des Halses des Gefäßes begrenzten maximal zulässigen Drehmoment angezogen werden und trotzdem auch manuell leicht wieder zu öffnen.

Der Schraubverschluß weist ein hohlzylindrisches Dichtungselement auf, das im verschlossenen Zustand an der Innenseite des Halses des Gefäßes anliegt und so eine Dichtwirkung herstellt. Hierzu weist das Dichtungselement einen axialen Teilbereich auf, in dem der Außenradius des Dichtungselementes größer ist als der Innenradius des Halses des Gefäßes. Hierdurch wird sichergestellt, daß zwischen dem Dichtungselement und dem Hals des Gefäßes eine Preßpassung entsteht. Durch die infolge der Preßpassung auftretende radiale Spannung verformt sich das Dichtungselement teilweise plastisch und paßt sich der Form und der Oberflächenstruktur der Innenseite des Halses gut an.

Die Preßpassung tritt dabei nur in einem axialen Teilbereich des Dichtungselementes auf. Die von dem Hals des Gefäßes auf das Dichtungselement aufzubringenden radialen Kräfte konzentrieren sich also auf den Bereich des Dichtungselementes, in dem dessen Außenradius größer ist als der Innenradius des Halses. Da diese radialen Kräfte also nur von einem relativ kleinen Flächenbereich und nicht von der gesamten Wandungsfläche des Dichtungselementes aufgenommen werden, herrscht im Bereich der Preßpassung eine relativ hohe Spannung und demzufolge eine gute Formanpassung von Dichtungselement und Hals. Die zur Erzeugung einer bestimmten Spannung von dem Hals des Gefäßes aufzubringenden radialen Kräfte sind deshalb geringer als bei den bekannten Anordnungen. Es können deshalb vorteilhaft härtere Kunststoffe oder dünnwandigere Gefäße verwendet werden.

In einer Variante der Erfindung ist die Außenwandung des Dichtungselementes in Richtung der Gewindeachse ballig, insbesondere faßartige, konkav geformt. Der Radius des Dichtungselementes nimmt also von seinem freien Ende zum Fußbereich zunächst bis zu einem maximalen Radius zu und anschließend wieder auf den Radius im Fußbereich ab.

Der Radius des Dichtungselementes an seinem freien Ende ist dabei kleiner als der Innenradius des Halses des Gefäßes unmittelbar an der Öffnung. Hierdurch wird das Aufsetzen des Schraubverschlusses erleichtert, da dieser selbstzentrierend wirkt.

Das Dichtungselement weist in dieser Variante der Erfindung in der Mitte einen axialen Teilbereich auf, in dem sein Außenradius größer ist als der Innenradius des Halses des Gefäßes. Dadurch entsteht in einem im wesentlichen zylindermantelförmigen Bereich eine Preßpassung von Dichtungselement und Hals des Gefäßes. Da die Preßpassung sich nur auf einen axialen Teilbereich und nicht auf die gesamte Außenwandung des Dichtungselementes erstreckt, ist der lokale Druck am Ort der Preßpassung relativ hoch, was zu einer guten Formanpassung und damit zu einer guten Dichtwirkung

führt.

Das Übermaß des Dichtungselementes gegenüber dem Hals des Gefäßes ist dabei so bemessen, daß einerseits der Hals den von dem Dichtungselement ausgeübten radialen Kräften standhält und andererseits das Kaltfließen des Kunststoffs erreicht wird.

Die Höhe der auftretenden Spannungen ist bei dieser Variante der Erfindung ausschließlich durch die Form des Dichtungselementes und des Halses des Gefäßes sowie durch die Materialeigenschaften des Dichtungselementes bestimmt.

Das Dichtungselement hat die Funktion, ein Entweichen der in dem Gefäß enthaltenen Substanz zu verhindern. Die Strömungsrichtung der Substanz beim Entweichen ist dabei — bedingt durch die Form des Gefäßes — im wesentlichen axial. Da die das Gefäß abdichtende Preßpassung des Dichtungselementes eine axiale Erstreckung aufweist, ist die Zuverlässigkeit der Dichtung besonders hoch. Insbesondere werden Fehlstellen in der Außenwand des Dichtungselementes oder der Innenwand des Halses des Gefäßes, wie vorzugsweise in azimuthaler Richtung verlaufende Riefen, von der Preßpassung abgedeckt und führen so nicht zu einer Beeinträchtigung der Dichtwirkung.

In einer Variante der Erfindung nimmt der Querschnitt des hohlzylindrischen Dichtungselementes von seinem freien Ende zu seinem Fußbereich hin im wesentlichen kontinuierlich ab.

Auf diese Weise wird sichergestellt, daß bei einer Belastung des Dichtungselementes in radialer Richtung von außen her die Nachgiebigkeit in umgekehrter Weise zum Fußpunkt hin abnimmt. Da andererseits die in Bezug auf eine tangentiale Achse wirkende tordierende Belastung (bezogen auf die radial gerichtete Darstellungsebene) durch den entstehenden Hebelarm im Fußpunkt am größten ist, wird durch diese Bemessung sichergestellt, daß das Dichtungselement beim Einführen in den Mündungsbereich des Gefäßes entlang eines tangential gerichteten äquatorial streifenförmigen Anlagebereichs sicher dichtend anliegt. Der streifenförmige Anlagebereich weist eine hohe Flächenpressung auf, so daß nach dem Einsetzen durch das eintretende Kaltfließen des Kunststoffs eine Dichtwirkung unter Anpassung an die Glasoberfläche im mikrokopischen Bereich eintritt.

Zusammenfassend läßt sich für diese Variante der Erfindung sagen, daß die ballige Außenform des Dichtungselementes einen guten Kompromiß darstellt zwischen den Anforderungen eines möglichst großen lokalen Drucks in der Preßpassung einerseits und einer möglichst großen axialen Erstreckung der Preßpassung zur Abdeckung von Fehlstellen andererseits.

In einer anderen Variante der Erfindung weist der Schraubverschluß ein konisches Dichtungselement auf, das beim Verschließen des Gefäßes mit seiner sich verjüngenden Seite in die kreisförmige Öffnung des Gefäßes im wesentlichen axial eingeführt wird.

Der Radius des konischen Dichtungselementes ist dabei an seinem freien Ende kleiner als der Radius des Halses unmittelbar an der Öffnung des Gefäßes. Hierdurch hat das Dichtungselement vorteilhaft eine Zentrierwirkung, in dem es bei einem leicht exzentrischen Aufsetzen des Schraubverschlusses auf den Hals des Gefäßes den Schraubverschluß beim weiteren Hineingleiten des konischen Dichtungselementes in den Hals des Gefäßes in eine zentrische Lage zwingt. Hierdurch ist es vorteilhaft möglich, den Schraubverschluß mit relativ geringer Genauigkeit zu positionieren.

Das konische Dichtungselement weist einen axialen Bereich auf, in dem sein Radius größer oder gleich dem Radius der Öffnung des Gefäßes ist. Hierdurch wird sichergestellt, daß das Dichtungselement groß genug ist, um die Öffnung des Gefäßes abzudichten.

Darüber hinaus wird durch die konische Form des Dichtungselementes eine annähernd parallele und fluchtende Ausrichtung der Gewindeachsen des Schraubverschlusses und des außen an dem Hals des Gefäßes befindlichen Außengewindes erreicht. Schließt das konische Dichtungselement die Öffnung des Gefäßes locker ab, so ist bei einem Hals mit einer zylindrischen Innenseite eine Verdrehung der Gewindeachsen des Schraubverschlusses und des Außengewindes und damit des Gefäßes maximal um den Konuswinkel des konischen Dichtungselementes möglich. Je kleiner dieser Winkel gewählt ist und je größer die Tiefe ist, bis zu der das konische Dichtungselement in dem Hals des Gefäßes steckt, desto besser ist die erzwungene Ausrichtung der beiden Gewindeachsen. Dadurch wird ein korrekter Eingriff des Gewindes des Schraubverschlusses in das Außengewinde des Gefäßes erzwungen und damit das Gewinde geschont.

Beim Verschließen des Gefäßes bildet sich in dieser Variante der Erfindung zunächst eine kreisringförmige Kontaktfläche des konischen Dichtungselementes mit der Innenseite des Halses des Gefäßes. Beim weiteren Zudrehen des Schraubverschlusses wird das Dichtungselement an der Kontaktfläche radial auf Druck beansprucht und paßt sich in seiner Form an die Innenseite des Halses an. Zur Erreichung einer optimalen Dichtwirkung ist ein möglichst großer lokaler Druck auf das Dichtungselement erwünscht. Der maximal mögliche Druck ist jedoch durch die von dem Hals maximal aufnehmbaren radialen Kräfte begrenzt. Bei dem erfindungsgemäßen Schraubverschluß ist die Kontaktfläche von Dichtungselement und Hals des Gefäßes minimal bzw. bei einer geometrisch idealisierten Betrachtung der "Kontaktfläche" eines Konus mit der Mündung eines Hohlzylinders sogar Null. Der entstehende Druck als Quotient aus Anpreßkraft und Kontaktfläche ist bei dieser Variante der Erfindung deshalb sehr hoch, wodurch vorteilhaft eine gute Dichtwirkung erreicht wird.

Beim Zudrehen des Schraubverschlusses wird die Innenseite des Halses des Gefäßes in das konische Dichtungselement hineingedrückt. Zum Entweichen eines Teilchens der in dem Gefäß befindlichen Substanz aus dem Gefäß muß das Teilchen die Preßpassung aus Dichtungselement und Hals des Gefäßes passieren und dabei zwangsläufig mehrmals seine Richtung wechseln, da es nur entlang dem Zwischenraum zwischen Dichtungselement und Hals entweichen kann. Durch diese erzwungene mehrfache Richtungsänderung wird der das entweichende Teilchen antreibende effektive Druck verringert und damit die Dichtwirkung erhöht. Die Dichtung wirkt also bei dieser Variante der Erfindung zusätzlich als Labyrinthdichtung.

Beim Zudrehen des Schraubverschlusses wird dieser auch nach Eintritt einer ersten Dichtwirkung weiter zugedreht, um die Dichtwirkung noch zu steigern. Dabei wird das in dem Gefäß befindliche Volumen infolge der axialen Bewegung des Dichtungselementes beim Zudrehen komprimiert.

Bei dieser Variante der Erfindung ist die Höhe der auftretenden Spannung — im Gegensatz zu der Variante mit dem balligen Dichtungselement — nicht nur durch die Form und die Materialeigenschaften von Dichtungselement und Hals bestimmt, sondern auch

durch das Aufschraubmoment bzw. durch den Aufschraubwinkel. Aus diesem Grund läßt sich bei dieser Variante ein Schraubverschluß für Gefäße mit unterschiedlichen Innenradien des Halses und unterschiedlichen Festigkeiten verwenden, da die beim Zuschrauben entstehenden Spannungen durch das Aufschraubmoment gesteuert werden können.

Auch ist bei dieser Variante der Erfindung der Einschraubbereich, innerhalb dessen ein relativ großes Drehmoment aufzubringen ist, kürzer als bei der Variante mit dem balligen Dichtungselement. Die beim Zuschrauben zu verrichtende mechanische Arbeit ist deshalb geringer.

In einer Ausführungsform der Erfindung nimmt die Stärke der Wandung des Dichtungselements von seinem freien Ende zu seinem Fußbereich hin zu. Die Nachgiebigkeit des Dichtungselements in radialer Richtung nimmt deshalb von dem freien Ende zum Fußbereich hin ab. Beim Zudrehen des Schraubverschlusses ist also zunächst die Nachgiebigkeit relativ hoch und nimmt mit dem Drehwinkel ab. Hierdurch wird vorteilhaft ein weiches Ansprechen des Schraubverschlusses mit einer progressiven Drehmoment-Drehwinkel-Kennlinie erreicht. Darüberhinaus wird hierdurch der Tatsache Rechnung getragen, daß das von dem Dichtungselement aufzunehmende axiale Drehmoment im Fußbereich am größten ist und zum freien Ende des Dichtungselements hin abnimmt.

Bei der Ausführungsform der Erfindung mit einem konischen Dichtungselement nimmt das Übermaß des Dichtungselements gegenüber dem Hals des Gefäßes an der Kontaktstelle wegen der konischen Form beim Zudrehen mit zunehmendem Drehwinkel zu. Mit dem Übermaß steigt infolge der zu überwindenden Reibungskräfte auch das zum Zudrehen erforderliche Drehmoment. Während des Zudrehens des Schraubverschlusses zeigt also das Drehmoment — mathematisch betrachtet — über dem Drehwinkel einen streng monoton steigenden Verlauf. Mit dem Übermaß nimmt ebenfalls der von dem Hals des Gefäßes auf das Dichtungselement ausgeübte Druck und damit die Qualität der Dichtwirkung zu. Das zum Zudrehen des Schraubverschlusses erforderliche Drehmoment kennzeichnet also die Qualität der Dichtwirkung.

Bei der Ausführungsform der Erfindung mit einer balligen Außenform des Dichtungselements nimmt das Drehmoment ebenfalls zunächst streng monoton zu. Wenn jedoch im Verlauf des Zudrehens die Preßpassung zwischen dem Dichtungselement und dem Hals des Gefäßes auf der ganzen Länge ihrer axialen Erstreckung entstanden ist, bleibt das Drehmoment beim weiteren Zudrehen des Schraubverschlusses im wesentlichen konstant. Auch bei dieser Ausführungsform ist also das zum Zudrehen des Schraubverschlusses erforderliche Drehmoment kennzeichnend für die Qualität der Dichtwirkung.

Bei einer weiteren günstigen Ausführung der Erfindung werden die ballige Außenform des Dichtungselementes mit der konischen kombiniert, so daß sich beide Bereiche in ihrer vorteilhaften Wirkung ergänzen. Hierbei können die jeweiligen Eigenschaften insbesondere so eingestellt werden, daß wechselseitig gerade in Grenzbereichen der Wirkung der einen Dichtung die andere ein maximales Dichtvermögen erzeugt und umgekehrt.

Als Kunststoff ist ein Werkstoff zu verwenden, der in seinem Fließverhalten und seiner Beständigkeit den durch das hier beschriebene Vorgehen umrissenen An-

forderungen genügt. Hierfür sind insbesondere die genannten geeignet. Diese haben den Vorteil, daß sie sich auch zu Kennzeichnungszwecken einfärben lassen und hierbei ihre vorteilhaften Eigenschaften im wesentlichen beibehalten.

Eine Weiterbildung der Erfindung von eigener schutzwürdiger Bedeutung sieht deshalb eine Vorrichtung zum automatisierten Verschließen eines Gefäßes mit dem erfindungsgemäßen Schraubverschluß vor, die das Drehmoment beim Zudrehen des Schraubverschlusses mißt.

Hierbei ist ein Greifer vorgesehen, der einen Schraubverschluß aufnehmen und über der Öffnung des Gefäßes so positionieren kann, daß die Gewindeachsen 15 des Schraubverschlusses und des Gefäßes im wesentlichen fluchten.

Der Greifer besteht vorzugsweise aus einem rotationssymmetrischen, hohlen, einseitig offenen Kunststoffelement, dessen Innenraum sich entlang der Rotationsachse konisch verjüngt. Der Innendurchgeber des Kunststoffelements ist an der Öffnung etwas größer als der Durchgeber der Außenwandung des Schraubverschlusses, sinkt jedoch nach innen hin unter diesen Wert ab. Durch die konische Innenform entsteht deshalb beim 25 axialen Aufdrücken auf den Schraubverschluß eine kraftschlüssige Verbindung von Greifer und Schraubverschluß, die es erlaubt, den Schraubverschluß aufzunehmen und das zum Zudrehen erforderliche Drehmoment auf diesen aufzubringen.

Der Greifer ist im wesentlichen parallel zur Gewindeachse des Gefäßes verschiebbar, so daß der Schraubverschluß auf das Gefäß aufgesetzt werden kann. In einer Weiterbildung erfolgt diese Verschiebung durch einen Motorantrieb.

Weiterhin weist die Vorrichtung einen Drehwinkelgeber und einen Drehmomentgeber auf.

Zur Steuerung des Verschließens ist insbesondere ein Schwellwertglied vorgesehen, das als Schwellwerte zunächst einen maximalen Drehwinkel und ein maximales Drehmoment aufweist. Wird einer dieser beiden Schwellwerte überschritten, so gibt das Schwellwertglied ein Signal an eine Steuereinheit, die den Antrieb anhält.

In diesem Fall ist entweder der Schraubverschluß 45 oder das Gefäß fehlerhaft oder der Schraubverschluß nicht richtig auf das Gefäß aufgesetzt.

Bei einem Durchrutschen des Schraubverschlusses infolge eines fehlerhaften Gewindes wird so das Zudrehen des Schraubverschlusses nach Erreichen des maximalen 50 Drehwinkels abgebrochen. Durch die Begrenzung auf das maximale Drehmoment wird vorzugsweise das Zudrehen eines schief aufgesetzten Schraubverschlusses mit entsprechend hohem Drehmoment abgebrochen.

In einer vorteilhaften Variante der Erfindung weist 55 das Schwellwertglied zusätzlich einen minimalen Drehwinkel und ein minimales Drehmoment als weitere Schwellwerte auf. Liegt sowohl das Drehmoment oberhalb des minimalen Drehmoments als auch der Drehwinkel oberhalb des minimalen Drehwinkels, so wird das Zudrehen des Schraubverschlusses beendet, da die Dichtwirkung als hinreichend gut betrachtet werden kann.

Durch die vier Schwellwerte wird also ein "Drehmoment-Drehwinkel-Fenster" definiert. Dieses Fenster kennzeichnet den Bereich von Drehmoment und Drehwinkel, innerhalb dessen die Dichtwirkung des Schraubverschlusses als hinreichend gut betrachtet wird. Die Vorrichtung dreht nun den Schraubverschluß so lange

zu, bis entweder das maximale Drehmoment oder der maximale Drehwinkel erreicht ist oder sowohl Drehmoment als auch Drehwinkel in das "Drehmoment-Drehwinkel-Fenster" hineinlaufen.

In einer günstigen Weiterbildung der Erfindung ist eine Selektionsvorrichtung vorgesehen, die diejenigen Gefäße kennzeichnet oder entfernt, deren Verschließen wegen Erreichen des maximalen Drehmoments oder des maximalen Drehwinkels bei nicht erreichten Soll- oder Minimalwerten der jeweils anderen Größe abgebrochen wurde. Die Selektionsvorrichtung wertet hierzu das Ausgangssignal des Schwellwertglieds aus.

Andere vorteilhafte Weiterbildungen der Erfindung sind in den Unteransprüchen gekennzeichnet bzw. werden nachstehend zusammen mit der Beschreibung der bevorzugten Ausführung der Erfindung anhand der Figuren näher dargestellt. Es zeigen:

Fig. 1 eine Verschlußkappe mit einem konischen Dichtungselement als Teil eines ersten Ausführungsbeispiels der Erfindung im Teilschnitt,

Fig. 2 das konische Dichtungselement der Verschlußkappe gemäß Fig. 1 detailliert im Schnitt,

Fig. 3 eine Verschlußkappe mit einem balligen Dichtungselement als Teil eines zweiten Ausführungsbeispiels der Erfindung im Teilschnitt,

Fig. 4 das ballige Dichtungselement der Verschlußkappe gemäß Fig. 3 detailliert im Schnitt,

Fig. 5 eine weitere Verschlußkappe mit einem balligen Dichtungselement kombiniert mit einem konischen Ansatz als Teil eines dritten Ausführungsbeispiels der Erfindung im Teilschnitt,

Fig. 6 das Dichtungselement der Verschlußkappe gemäß Figur detailliert im Schnitt,

Fig. 7 die mit der Verschlußkappe gemäß Fig. 1 verschene Küvette im Schnitt,

Fig. 8 die mit der Verschlußkappe gemäß Fig. 3 verschene Küvette im Schnitt,

Fig. 9 den mit einem Schraubgewinde versehenen Halsbereich einer Küvette zur Aufnahme einer Verschlußkappe,

Fig. 10 ein Drehwinkel-Drehmoment-Kennlinien-Diagramm, aufgenommen beim Zuschrauben von unterschiedlichen Schraubverschlüssen sowie

Fig. 11 ein Ausführungsbeispiel der erfindungsgemäßen Vorrichtung zum automatisierten Verschließen des Gefäßes.

Die in Fig. 1 im Teilschnitt dargestellte Schraubkappe 1, ist auf den Schraubhals einer Küvette 3 aufsetzbar, wie es weiter unten in Fig. 7 dargestellt ist. Die Schraubkappe besteht aus Polyvinylidenfluorid (PVDF) oder Polyhexafluorpropylen (HFP) bzw. einem Copolymer aus den vorgenannten, und damit aus Kunststoffen, die sich durch Härte und Chemikalienbeständigkeit bei großer Zähigkeit auszeichnen und insbesondere für die hier beschriebene Verarbeitungsweise geeignet sind. In dem in Fig. 1 links dargestellten, ungeschnittenen Bereich ist erkennbar, daß die Schraubkappe 1 an ihrer Außenwandung im oberen Bereich eine Riffung 4 aufweist, welche das Auf- und Zudrehen der Schraubkappe 1 zum Öffnen bzw. Schließen der Küvette 3 erleichtert.

An der Innenseite der Schraubkappe 1 ist ein Dichtungselement angeformt, welches durch die Wandung eines hohlen Konus 5 gebildet wird, der zentral am Innenboden der Schraubkappe 1 vorgesehen ist und an seinem Ansatz den Außenradius R_1 aufweist. Am Ansatz des Konus 5 ist die Übergangsstelle, an der der Konus 5 in den Innenboden der Schraubkappe 1 übergeht, abgerundet. Hierdurch werden die mechanischen

Spannungen verringert, die beim Zudrehen der Schraubkappe 1 entstehen, da die Spannungen an einspringenden Ecken mit zunehmendem Rundungsradius abnehmen.

5 Dieser Konus 5 bildet mit seiner äußeren Oberfläche 5a eine Dichtung, welche ein Auslaufen des in definierter Menge in der Küvette 3 enthaltenen Reagens verhindert. Der Bereich I ist in Fig. 2 detailliert dargestellt.

Ebenfalls an der Innenseite der Schraubkappe 1 ist 10 ein Gewinde 7 angeformt, das so bemessen ist, daß es im verschlossenen Zustand paßgenau in das Gewinde 8 in der Außenwand des Halses der Küvette 3 eingreift.

Bei dem in Fig. 2 detailliert im Querschnitt dargestellten Bereich I von Fig. 1 ist erkennbar, daß der Konus 5 15 einen Konuswinkel von ca. 9° und an seinem Ansatz eine Verrundung mit einem Außenradius R_1 aufweist, der größer ist als der Innenradius R_5 der Öffnung der in Fig. 7 dargestellten Küvette 3. Dadurch dichtet der Konus 5 die Öffnung der Küvette 3 beim Hineindrehen 20 bereits in einer Position vollständig ab, die nicht identisch zu sein braucht mit dem erreichten Endanschlag des Schraubdeckels. Es ist also nicht notwendig, die Schraubkappe 1 vollständig zuzudrehen, bis diese axial auf der Oberseite der Mündung 9 des Halses der Küvette 3 aufliegt.

An dem in der Verjüngungsrichtung gelegenen Ende des Konus 5 weist dieser einen Außenradius R_2 auf, der kleiner ist als der Innenradius R_5 der Öffnung der in Fig. 7 dargestellten Küvette 3. Dadurch wirkt der Konus 5 selbstzentrierend und die Schraubkappe 1 kann 30 mit relativ geringer Positionierungsgenauigkeit aufgesetzt werden.

In Fig. 3 ist eine Schraubkappe 2 im Teilschnitt dargestellt, welche auf den Schraubhals einer Küvette 3 gemäß Fig. 7 aufsetzbar ist. Die Schraubkappe 2 besteht aus PVDF, einem Kunststoff, der sich durch Härte und Chemikalienbeständigkeit auszeichnet. In dem in Fig. 3 links dargestellten, ungeschnittenen Bereich ist erkennbar, daß die Schraubkappe 2 an ihrer Außenwandung im oberen Bereich eine Riffung 4 aufweist, welche das Auf- 40 bzw. Zudrehen der Schraubkappe 2 zum Öffnen bzw. Schließen der Küvette 3 erleichtert.

An der Innenseite der Schraubkappe 2 ist ein Dichtungselement 6 angeformt, welches durch die Wandung eines ballig-konvex geformten Hohlzylinders gebildet wird, der zentral am Innenboden der Schraubkappe 2 vorgesehen ist. Dieser Hohlzylinder bildet eine Dichtung, welche ein Auslaufen des in definierter Menge in der Küvette 3 enthaltenen Reagens verhindert. Der Bereich II ist detailliert in Fig. 4 dargestellt.

Ebenfalls an der Innenseite der Schraubkappe 2 ist 50 ein Gewinde 7 angeformt, das so bemessen ist, daß es im verschlossenen Zustand paßgenau in das Gewinde 8 in der Außenwand des Halses der Küvette 3 gemäß Fig. 7 eingreift.

Fig. 4 zeigt den in Fig. 3 enthaltenen Bereich II detailliert im Querschnitt. Es ist ersichtlich, daß die Außenwandung 6a des Dichtungselementes 6 — bezogen auf eine koaxial zum Gewinde verlaufende Ausrichtung — ballig-konvex geformt ist. Der maximale Außenradius R_3 des balligen Bereichs ist etwas größer als der Innenradius R_5 des Halses der in Fig. 7 dargestellten Küvette 3. Dadurch entsteht zwischen dem Dichtungselement 6 und dem Hals 9 der Küvette 3 eine Preßpassung.

65 In Fig. 5 ist eine auf eine Küvette 3 aufgesetzte Schraubkappe 1 mit einem konischen Dichtungselement 5 im Schnitt dargestellt.

Wie aus den Fig. 1, 5 und 7 ersichtlich ist, handelt es

sich bei dem verwendeten Schraubgewinde 7,8 um ein (von Haus aus leichtgängiges) Rundgewinde, wobei der Querschnitt bzw. der Flankenwinkel des Gewindeprofils 8 des Küvettenhalses wesentlich größer gewählt sind als die entsprechenden Größen des Gewindeprofils 7 der Schraubkappe 1.

Wegen der beim Einschrauben erhöhten Flächenpressung ist der Glasquerschnitt des Küvettenhalses stärker ausgeführt als bei entsprechenden Gefäßen mit Schraubverschlüssen aus weicherem Kunststoff.

Fig. 6 zeigt eine auf eine Küvette 3 aufgesetzte Schraubkappe 2 mit einem ballig-konvexen Dichtungselement 6 im Schnitt. Das Gewinde 7,8 ist — wie in Fig. 5 — ein Rundgewinde, wodurch eine gute Leichtgängigkeit gewährleistet ist.

Bei dem in den Fig. 7 und 8 dargestellten weiteren Ausführungsbeispiel sind die Maßnahmen der zuvor dargestellten Ausführungsbeispiele kombiniert und ergänzen sich in vorteilhafter Weise. Fig. 8 gibt dabei den in Fig. 7 mit III bezeichneten Bereich wieder. Während die mit den vorangehenden Darstellungen übereinstimmenden Bezugssymbole entsprechende Elemente wiedergeben, ist der konische Bereich 24 bei diesem Ausführungsbeispiel auf den Anschlußbereich des Dichtungskörpers 6 an die Stirnfläche der Schraubkappe beschränkt 2'. Der Winkel α ist mit ca. 30° geringfügig größer als bei dem zuvor dargestellten Ausführungsbeispiel mit konischem Dichtkörper. Der konische Bereich geht in einem Übergangsbereich 25, der radial gegenüber dem maximalen Radius der Oberfläche 6a des balligen Bereichs 6 geringfügig zurückversetzt ist in diesen über.

Es ist ersichtlich, daß bei dieser Ausführung beide Dichtungsmechanismen nebeneinander (in Serie geschaltet) wirken und sich damit in kombinatorischer Weise ergänzen. Hierdurch ist einerseits eine Doppelwirkung erzielt. Andererseits ergänzen sich die Dichtungen auch in der Weise, daß wechselseitig gerade in Grenzbereichen der Wirkung der einen Dichtung die andere ein maximales Dichtvermögen erzeugt und umgekehrt.

Nach dem maschinellen Aufschrauben der Schraubkappe 2 verringert sich der Anpreßdruck des Dichtungselementes 6 aufgrund der Kaltfließeigenschaften des Kunststoffs, so daß einige Tage nach dem Verschließen ein Öffnen von Hand ohne besondere Anstrengung möglich ist.

Das Übermaß des ballig-konvexen Dichtungselementes 6 gegenüber dem Innenradius des Halses der Küvette 3 ist dabei so bemessen, daß sich ein Einschraubmoment von ca. 50 Ncm ergibt, welches durch das Kaltfließen des Werkstoffs PVDF nach im wesentlichen zwei Tagen wieder auf 30 Ncm zurückgeht und im wesentlichen in der Nähe dieses Wertes verbleibt.

Bei dem in Fig. 9 in Seitenansicht wiedergegebenen Öffnungsbereich der Küvette 3 ist in dem geschnitten dargestellten Bereich 10 die Dicke der Glaswandung der Küvette 3 erkennbar. Der Innenradius der Mündung 9 ist mit dem Pfeil R_5 markiert. Am Innenrand der Mündung 9 der Küvette 3 ist die Glaswandung in einem Winkel von ca. 45° angefast.

Das Verschließen der Küvetten mit den erfindungsgemäßen Schraubverschlüssen erfolgt mit einer weiter unten dargestellten Vorrichtung unter Kontrolle von Drehmoment und Drehwinkel.

Beim maschinellen Verschließen des Schraubverschlusses mit der erfindungsgemäßen Vorrichtung werden Drehmoment und Drehwinkel kontinuierlich ge-

messen. In dem in Fig. 10 wiedergegebenen Diagramm ist der Verlauf des Drehmoments über den Drehwinkel für vier Schraubverschlüsse beispielhaft wiedergegeben. Die vier ausgewählten Schraubverschlüsse weisen jeweils konische Dichtungselemente auf, wie sie in Fig. 2 dargestellt sind. Fig. 10 zeigt hierbei die Drehwinkel-Drehmoment-Kennlinien von den drei beispielhaften Schraubverschlüssen.

Die Steuerung und Kontrolle des Verschraubungsvorgangs soll anhand des Diagramms zunächst einmal prinzipiell dargestellt werden: Zu Beginn der Drehung ist anfangs nur das relativ geringe Drehmoment M_0 aufzubringen, da zwischen dem konischen Dichtungselement und der Innenseite des Halses des Gefäßes vor Beginn des Drehens noch keine Vorspannung besteht. Mit zunehmendem Drehwinkel steigt jedoch die auf das Dichtungselement wirkende Flächenpressung und damit das erforderliche Drehmoment an. Der Einschraubvorgang wird solange fortgesetzt, bis bei Erreichen eines vorgegebenen Solldrehmoments auch ein vorgegebener Solldrehwinkel überschritten ist. Der Einschraubvorgang wird also abgebrochen, wenn die letzte der beiden Bedingungen erreicht ist. Im Diagramm gemäß Fig. 10 bilden ein minimales Drehmoment M_{MIN} und ein minimaler Drehwinkel φ_{MIN} gleichzeitig die entsprechenden Sollwerte, welche die Abschaltung im "Gut"-Zustand steuern.

Die Drehung wird dann als erfolgslos abgebrochen, falls ein maximal zulässiges Drehmoment M_{MAX} und/oder ein maximal zulässiger Drehwinkel φ_{MAX} überschritten wird, ohne daß der minimale Grenzwert des jeweils anderen Wertes erreicht wird.

Das durch die vier Werte φ_{MIN} , φ_{MAX} , M_{MIN} und M_{MAX} begrenzte, von links oben nach rechts unten schraffierte Fenster stellt also den Bereich in dem Drehwinkel-Drehmoment-Diagramm dar, in dem die durch den Schraubverschluß hergestellte Dichtung als hinreichend gut (+) betrachtet wird.

Beim Überschreiten eines maximal zulässigen Drehmoments oder eines maximal zulässigen Drehwinkels wird am Ausgang das Zustandssignal Z_2 abgegeben, da das entsprechende Gefäß nicht ordnungsgemäß verschlossen wurde. Hierdurch wird ein fehlgeschlagenes Verschließen des Gefäßes 11 signalisiert. Die entsprechenden Bereiche (-) sind von links unten nach rechts oben schraffiert. Bei zu früh erreichtem oberem Grenzdrehmoment klemmt die Kappe vor dem vollständigen Aufschrauben, während bei ohne Mindestmoment erreichtem Maximal-Drehwinkel möglicherweise fehlerhafterweise gar kein Gefäß zugeführt wurde. Durch die Begrenzung des Drehmoments wird auch eine Zerstörung des Gefäßes verhindert. Die Begrenzung des Drehwinkels ist auch notwendig, um ein Durchrutschen eines schadhaften Gewindes zu erkennen und entsprechend das Drehen zu beenden.

Die vier Kennlinien A bis D für vier (übertrieben dargestellte Toleranzen aufweisende) Schraubverschlüsse unterscheiden sich in ihrer Steilheit.

Während das Drehen bei dem ersten Schraubverschluß im Punkt A_1 und bei dem zweiten Schraubverschluß im Punkt B_1 erfolgreich beendet wird, da jeweils sowohl das minimale Drehmoment M_{MIN} als auch der minimale Drehwinkel φ_{MIN} erreicht ist, wird das Drehen bei dem dritten Schraubverschluß im Punkt C_1 erfolglos abgebrochen, da der maximale Drehwinkel φ_{MAX} überschritten ist (Leerdrehung). Das entsprechende gilt für den Schraubverschluß mit der Kennlinie D und dem Abbruchpunkt D_1 bei überschrittenem Maximalmo-

ment M_{max} (Klemmen).

Es ist ersichtlich, daß die vorgegebenen Sollwerte auch so eingestellt werden können, daß sie an anderer Stelle innerhalb des Gubereichs (+) gelegen sind. Die dargestellten Grenzlinien des Gubereichs stellen im dargestellten Ausführungsbeispiel die Entscheidungsgrenzen für den "Ausschuß" dar.

Anhand von Fig. 9 soll die erfundungsgemäße Vorrichtung zum automatisierten Verschließen des Gefäßes näher beschrieben werden. Die perspektivische Darstellung der Vorrichtung selbst ist hierzu mit einem Blockschaltbild kombiniert.

Auf einem Förderband 18 befinden sich mehrere Gefäße 11 in Zuführungsposition. Neben dem Förderband 18 ist ein aus Metall bestehender Rahmen 22 angeordnet, an dem zwei Führungsstangen 16 senkrecht angebracht sind. Auf diesen Führungsstangen 16 laufen zwei Buchsen, an denen mittels zweier Haltearme ein Elektromotor 13 befestigt ist. Der Elektromotor 13 kann mittels eines zweiten Elektromotors (hier nicht dargestellt) verschoben werden. An dem Motor 13 ist an der Oberseite ein Drehwinkelgeber 15 angeflanscht, der den Drehwinkel φ der Welle des Motors 13 mißt. An der Unterseite des Motors 13 ist an der Welle des Motors 13 ein Greifer 14 befestigt. Zwischen Greifer 14 und Motor 13 ist ein Drehmomentgeber 23 angebracht, der das von dem Motor 13 auf den Greifer 14 aufgebrachte Drehmoment M mißt.

Der Greifer 14 besteht im wesentlichen aus einem rotationssymmetrischen, hohlen Kunststoffelement, dessen Innenraum sich von der unten liegenden Öffnung ausgehend nach innen hin verjüngt. Der Innendurchgeber der Öffnung ist etwas größer als der Außendurchgeber des Schraubverschlusses 12. Nach innen hin sinkt der Innendurchgeber des Kunststoffelements jedoch unter den Außendurchgeber des Schraubverschlusses 12 ab. Beim axialen Aufdrücken des Greifers 14 auf den Schraubverschluß 12 bilden diese deshalb eine kraftschlüssige Verbindung miteinander, so daß der Greifer 14 das zum Zudrehen des Schraubverschlusses 12 erforderliche Drehmoment auf diesen aufbringen kann.

Zum Zudrehen des Schraubverschlusses wird also der Motor 13 mit dem angeflanschten Greifer 14 auf den Schraubverschluß 12 abgesenkt. Anschließend dreht der Motor 13 den Schraubverschluß 12 zu.

Hierbei werden kontinuierlich durch den Drehwinkelgeber 15 der Drehwinkel φ und durch den Drehmomentgeber 23 das Drehmoment M gemessen und an das Schwellwertglied 17 weitergeleitet.

Das Schwellwertglied 17 weist vier Schwellwerte auf und gibt an seinem Ausgang in Abhängigkeit von der Lage des aktuellen Drehmoments M und des aktuellen Drehwinkels φ relativ zu den Schwellwerten drei verschiedene mögliche Zustandsignale Z aus.

Weiterhin sind als Schwellwerte ein minimal erforderlicher Drehwinkel und ein minimal erforderliches Drehmoment vorgegeben. Durch die vier Schwellwerte ist nun ein "Drehmoment-Drehwinkel-Fenster" definiert. Liegen sowohl das Drehmoment als auch der Drehwinkel innerhalb dieses Fensters, so wird die Dichtwirkung des Schraubverschlusses 12 als hinreichend gut betrachtet und am Ausgang das Zustandssignal Z_3 abgegeben.

Liegen jedoch Drehmoment und Drehwinkel außerhalb dieses Fensters, aber noch innerhalb des zulässigen Bereichs, so ist die Drehung noch nicht beendet und am Ausgang wird das Zustandssignal Z_1 abgegeben.

Das von dem Schwellwertglied 17 erzeugte Zustands-

signal wird einer Steuereinheit 21 zugeleitet. Liegt am Eingang der Steuereinheit 21 das Zustandssignal Z_1 an, so ist das Verschließen noch nicht beendet und demzufolge legt die Steuereinheit an den Motor 13 die Betriebsspannung U_0 an, d. h. der Motor 13 dreht den Schraubverschluß 12 weiter zu.

Liegt das Zustandssignal Z_2 oder Z_3 an, so wird das Zudrehen des Schraubverschlusses 12 beendet, d. h. die Steuereinheit 21 schaltet die Spannung U am Motor 13 ab, damit dieser den Schraubverschluß 12 nicht weiter zudreht.

Bei einem Zustandssignal Z_2 wird zusätzlich die Selektivvorrichtung 20 aktiviert, die mittels eines Hydraulikstempels 19 das Gefäß 11 von dem Förderband 18 in ein Auffanggefäß (hier nicht dargestellt) für Ausschuß schiebt.

Bei einem Zustandssignal Z_3 hingegen wird die Dichtwirkung des Schraubverschlusses als hinreichend gut betrachtet und das Gefäß 11 läuft auf dem Förderband 18 weiter.

Die Erfindung beschränkt sich in ihrer Ausführung nicht auf die vorstehend angegebenen bevorzugten Ausführungsbeispiele. Vielmehr ist eine Anzahl von Varianten denkbar, welche von der dargestellten Lösung auch bei grundsätzlich anders gearteten Ausführungen Gebrauch macht.

Patentansprüche

1. Gefäß mit einem kappenartigen Schraubverschluß (2) aus Kunststoff, das – insbesondere in Form einer Küvette (3) – einen Reagensbehälter zur photometrischen Analyse bildet, mit einem an der Innenseite des Schraubverschlusses (2) vorgeesehenen und zur Anlage an der rotationssymmetrischen Innenfläche des den Gewindegang tragenden Halses des Gefäßes bestimmten hohlzylindrischen Dichtungselement (6), dadurch gekennzeichnet,

daß die Außenwandung des Dichtungselement (6) in Richtung der Gewindeachse des Schraubverschlusses (2)

– ballig, insbesondere faßartig konvex, und/ oder

– mindestens in seinem dem freien Ende abgewandten Anschlußbereich im wesentlichen konisch geformt ist, wobei die Achse des die Außenwandung bildenden Konus mit der Gewindeachse des Schraubverschlusses (1) im wesentlichen fluchtet, der Konus sich zu seinem freien Ende hin verjüngt und an seinem dem freien Ende abgewandten Ende zumindest in einem Teilbereich seiner axialen Erstreckung ein Übermaß gegenüber dem Innenradius (R_s) des Halses des Gefäßes aufweist und

daß das Dichtungselement (6) zumindest in einem Teilbereich seiner axialen Erstreckung ein Übermaß gegenüber dem Innenradius (R_s) des Halses des Gefäßes aufweist.

2. Gefäß nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Übermaß des Dichtungselement (6) gegenüber dem Innenradius (R_s) des Halses des Gefäßes so bemessen ist, daß sich ein maximales Aufschraubmoment von ca. 50 Ncm ergibt, welches durch Kaltfließen des Werkstoffes innerhalb weniger Tage auf ca. 30 Ncm zurückgeht und dann im wesentlichen auf diesem

Wert verbleibt, wobei der maximale Radius des Dichtungselements (6) im wesentlichen fünf Prozent größer ist als der Innenradius (R_5) des Halses des Gefäßes.

3. Gefäß nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Dichtungselement (5) aus Polyvinylidenfluorid (PVDF) oder Polyhexafluorpropylen (HFP) bzw. deren Copolymer besteht.

4. Gefäß nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß der Radius des Dichtungselements (5, 6) zum Erleichtern des Einführens an seinem Ende deutlich kleiner ist als der Innenradius (R_5) des Halses des Gefäßes an seiner Oberkante.

5. Gefäß nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Dichtungselement (5, 6) einstückig an den Schraubverschluß (1, 2) angeformt ist und/oder daß der Schraubverschluß (1, 2) an seiner Außenwand zur Verbesserung der Handhabbarkeit eine im wesentlichen in axialer Richtung verlaufende Riffelung (4) aufweist.

6. Gefäß nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Gewinde (7) des Schraubverschlusses (1, 2) ein Rundgewinde ist, wobei insbesondere der Querschnitt und/oder der Flankenwinkel des Gewindeprofils (8) des Halsbereiches des Gefäßes größer ist als derjenige der Verschlußkappe (1, 2).

7. Gefäß nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß der Innendurchmesser (R_3) des Halses des Gefäßes im wesentlichen 6 mm beträgt.

8. Gefäß nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Auf- bzw. Abschraubmoment für den Schraubverschluß von einem beim ersten Eindrehen erreichten Maximalwert innerhalb eines vorgegebenen Zeitraums, insbesondere von einigen Tagen, auf einen im wesentlichen konstanten Wert absinkt, der einem üblichen bei derartigen für manuelle Handhabungen bestimmten Kleingefäßten Verwendung findenden Wert entspricht.

9. Vorrichtung und Verfahren zum Verschließen eines Gefäßes (11) mit einem Schraubverschluß (12) nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet,

daß zur Aufnahme des Schraubverschlusses (12) ein über der Öffnung des Gefäßes (11) die Gewindeachsen des Gefäßes (11) und des Schraubverschlusses (12) in Fluchtung positionierbarer Greifer (14) vorgesehen ist, der so ausgebildet ist, daß er den Schraubverschluß (12) während des Verschließens zumindest auf einem Teil seines Umfangs umfaßt, daß der Greifer (14) im wesentlichen in Richtung der Gewindeachse des Gefäßes (11) verschiebbar und um diese drehbar gelagert ist,

daß zum Zudrehen des Schraubverschlusses (12) ein Antrieb (13) vorgesehen ist, der Mittel zum Aufbringen eines Drehmoments auf den Greifer (14) aufweist,

daß zur Messung des Drehwinkels des Greifers (14) ein Drehwinkelgeber (15) und zur Messung des auf den Greifer (14) aufgebrachten Drehmoments ein Drehmomentgeber (23) vorgesehen ist,

daß zur Kontrolle des Verschließvorgangs ein Schwellwertglied (17) vorgesehen ist, dem als Eingangssignale der Drehwinkel und das Drehmoment

zugeführt werden und als Schwellwerte ein, Soll-drehwinkel und ein Solldrehmoment vorgebbar sind, welche insbesondere mit einem unteren Grenzdrehwinkel bzw. Grenzdrehmoment zusammenfallen oder oberhalb davon gelegen sind, wobei das Schwellwertglied (17) derart ausgebildet ist, daß ein Ausgangssignal als Abschaltsignal für den Einschraubvorgang beim Erreichen bzw. Überschreiten sowohl des vorgegebenen Solldrehmoments als auch des vorgegebenen Solldrehwinkels erzeugt wird.

10. Vorrichtung bzw. Verfahren nach Anspruch 9, dadurch gekennzeichnet, daß das Schwellwertglied (17) zusätzlich einen oberen Grenzdrehwinkel und ein oberes Grenzdrehmoment als Schwellwerte aufweist und so ausgebildet ist, daß beim Überschreiten entweder des oberen Grenzdrehwinkels oder des oberen Grenzdrehmoments ein Abschalten des Einschraubvorgangs in jedem Fall erfolgt.

11. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 9 oder 10, dadurch gekennzeichnet, daß zur Ansteuerung des Antriebs (13) eine Steuereinheit (21) vorgesehen ist, die über ihren Eingang mit dem Ausgang des Schwellwertglieds (17) und mit ihrem Ausgang mit dem Antrieb (13) verbunden ist.

12. Vorrichtung nach einem der Ansprüche 9 bis 11, dadurch gekennzeichnet, daß eine mit dem Ausgang des Schwellwertglieds (17) verbundene Selektionsvorrichtung (19, 20) vorgesehen ist, die Mittel zum Aussondern des betreffenden Gefäßes aufweist, die aktiviert werden, wenn beim Einschraubvorgang ein oberes Grenzdrehmoment oder ein oberer Grenzdrehwinkel erreicht werden, ohne daß ein unteres Grenzdrehmoment bzw. unterer Grenzdrehwinkel erreicht werden.

Hierzu 6 Seite(n) Zeichnungen

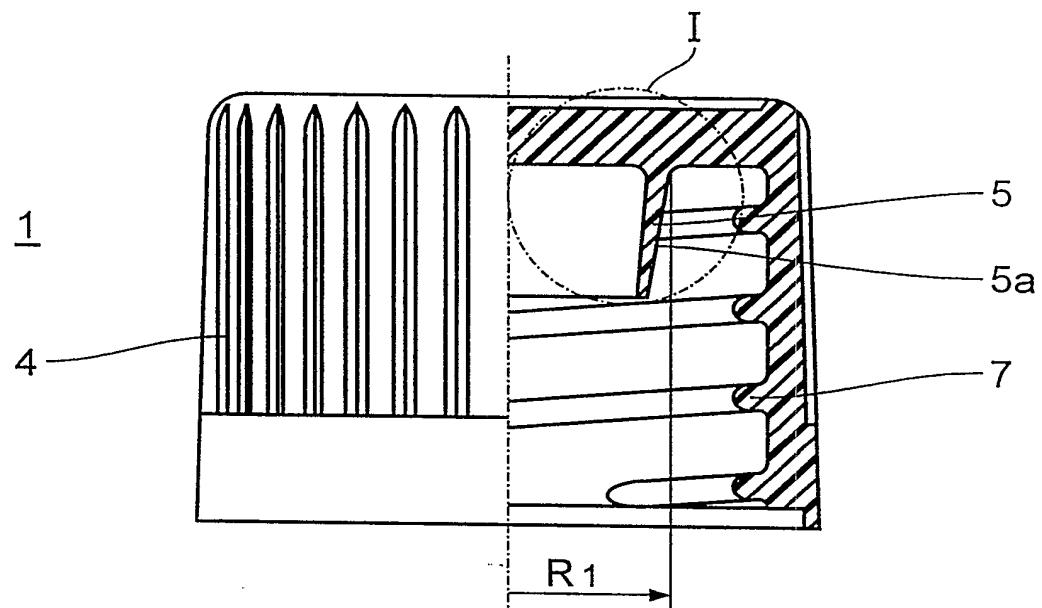


Fig.1

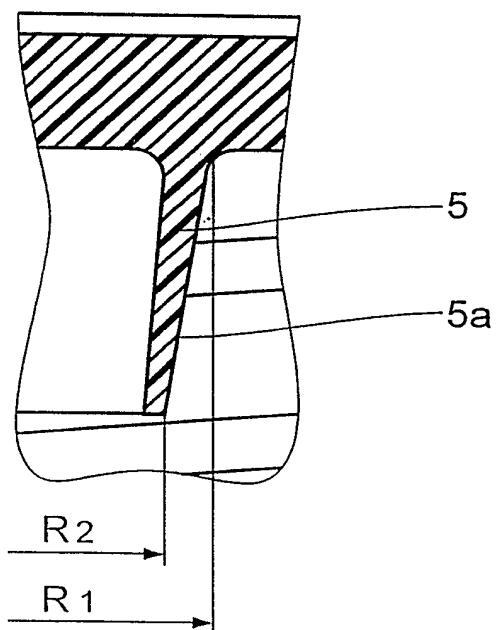


Fig.2

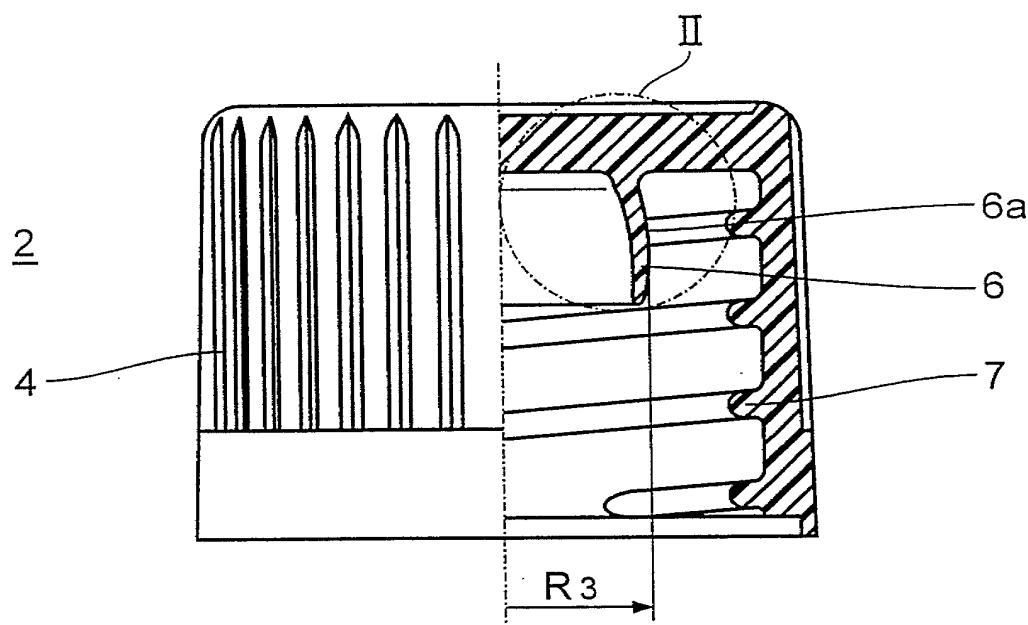


Fig.3

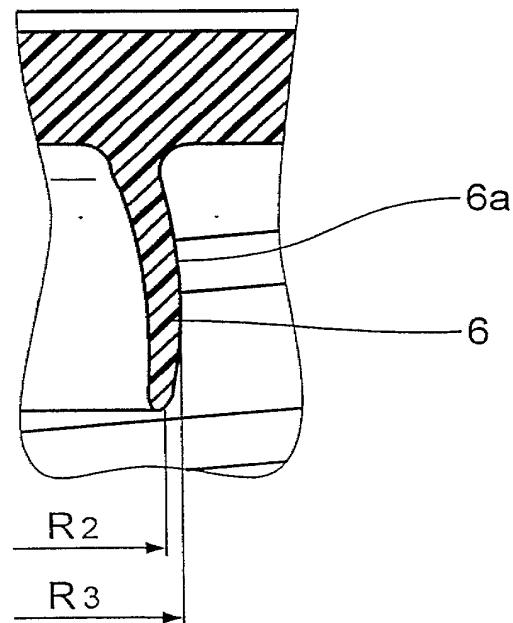


Fig.4

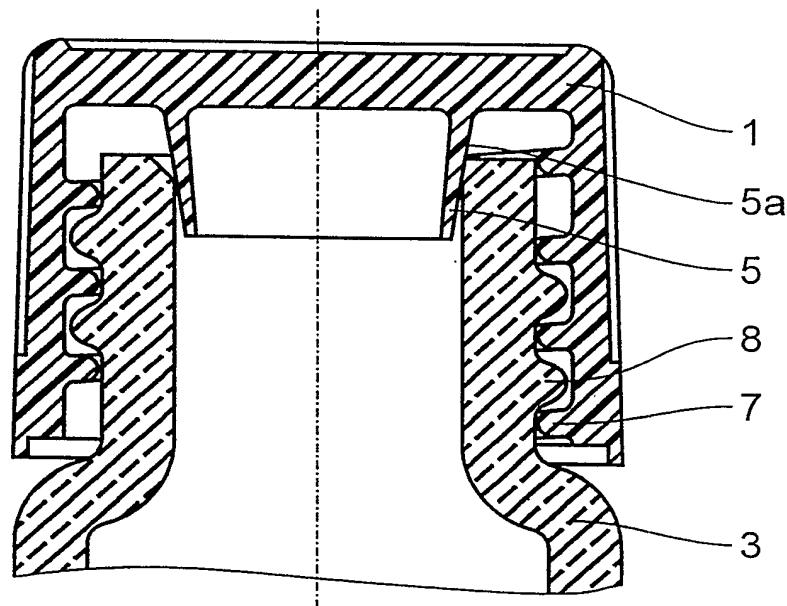


Fig.5

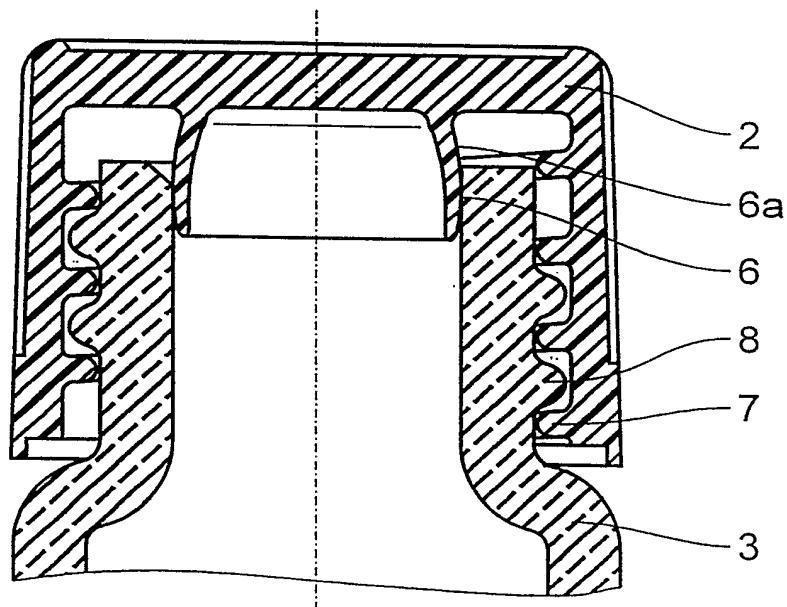


Fig.6

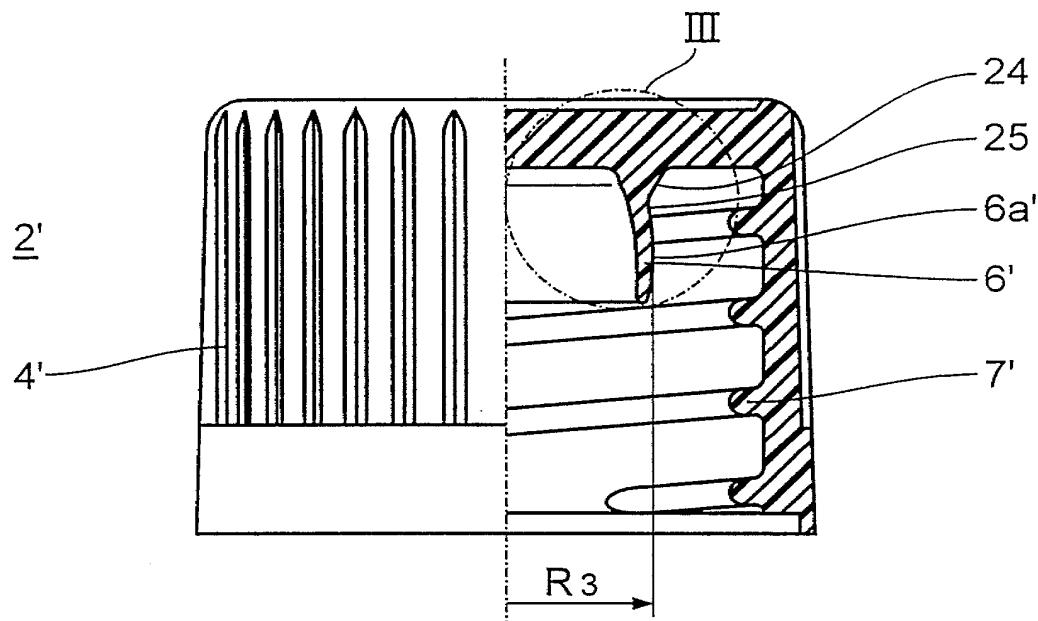


Fig.7

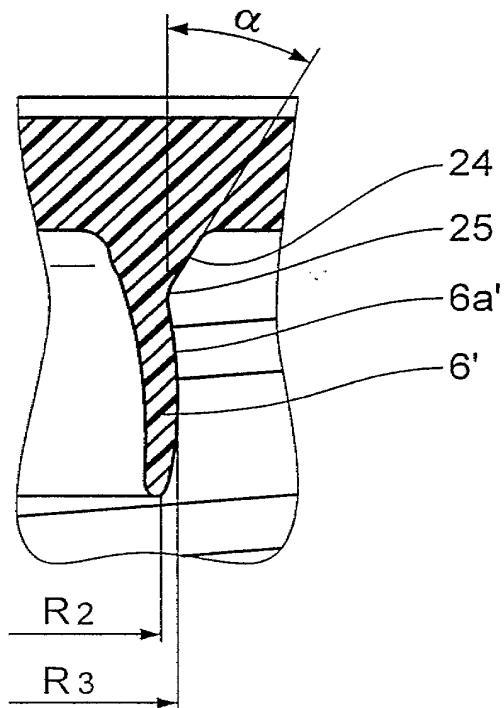


Fig.8

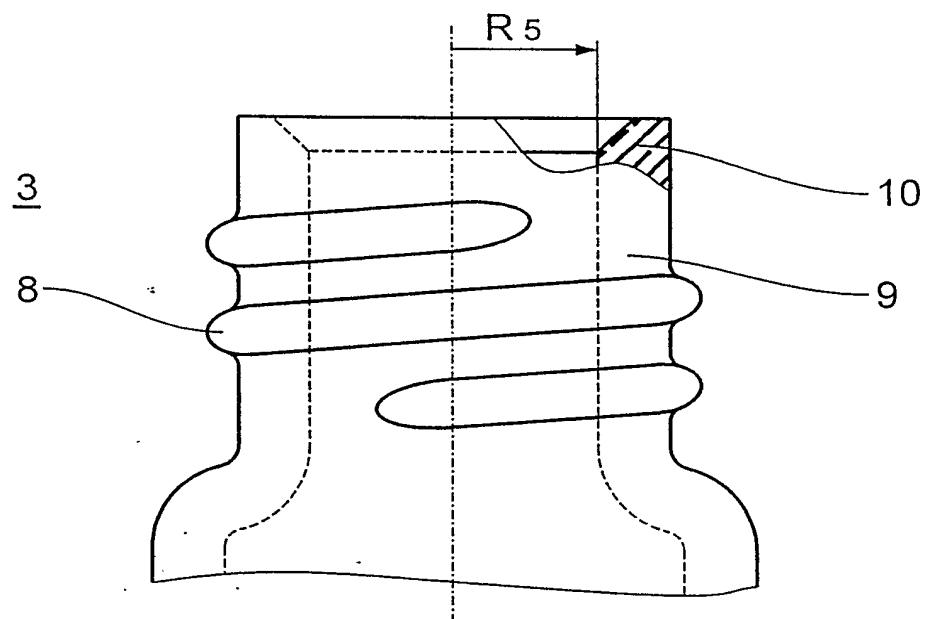


Fig.9

$\Rightarrow +$ $\Rightarrow -$

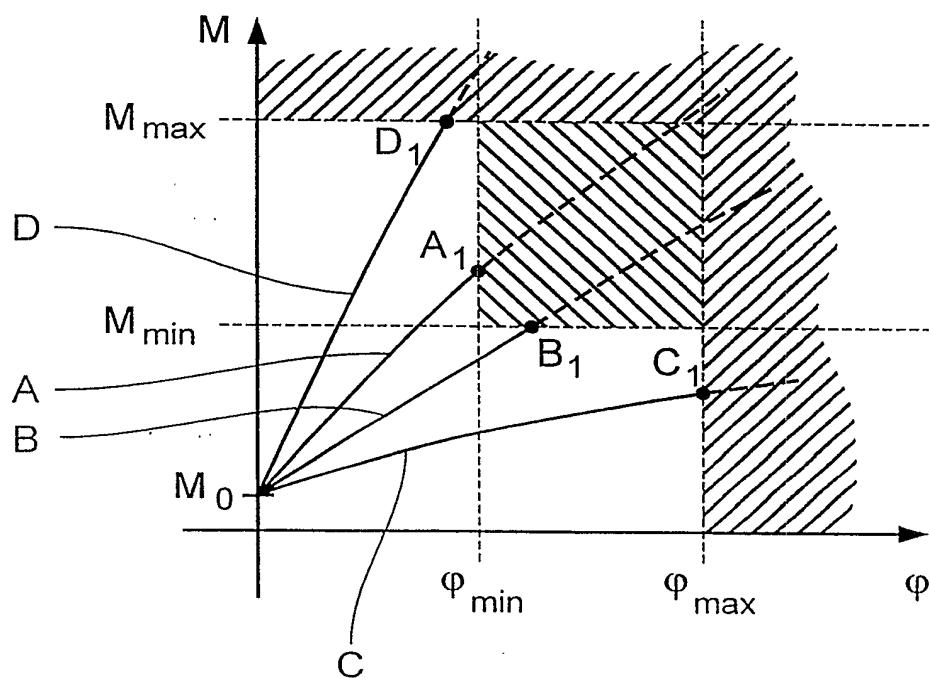


Fig.10

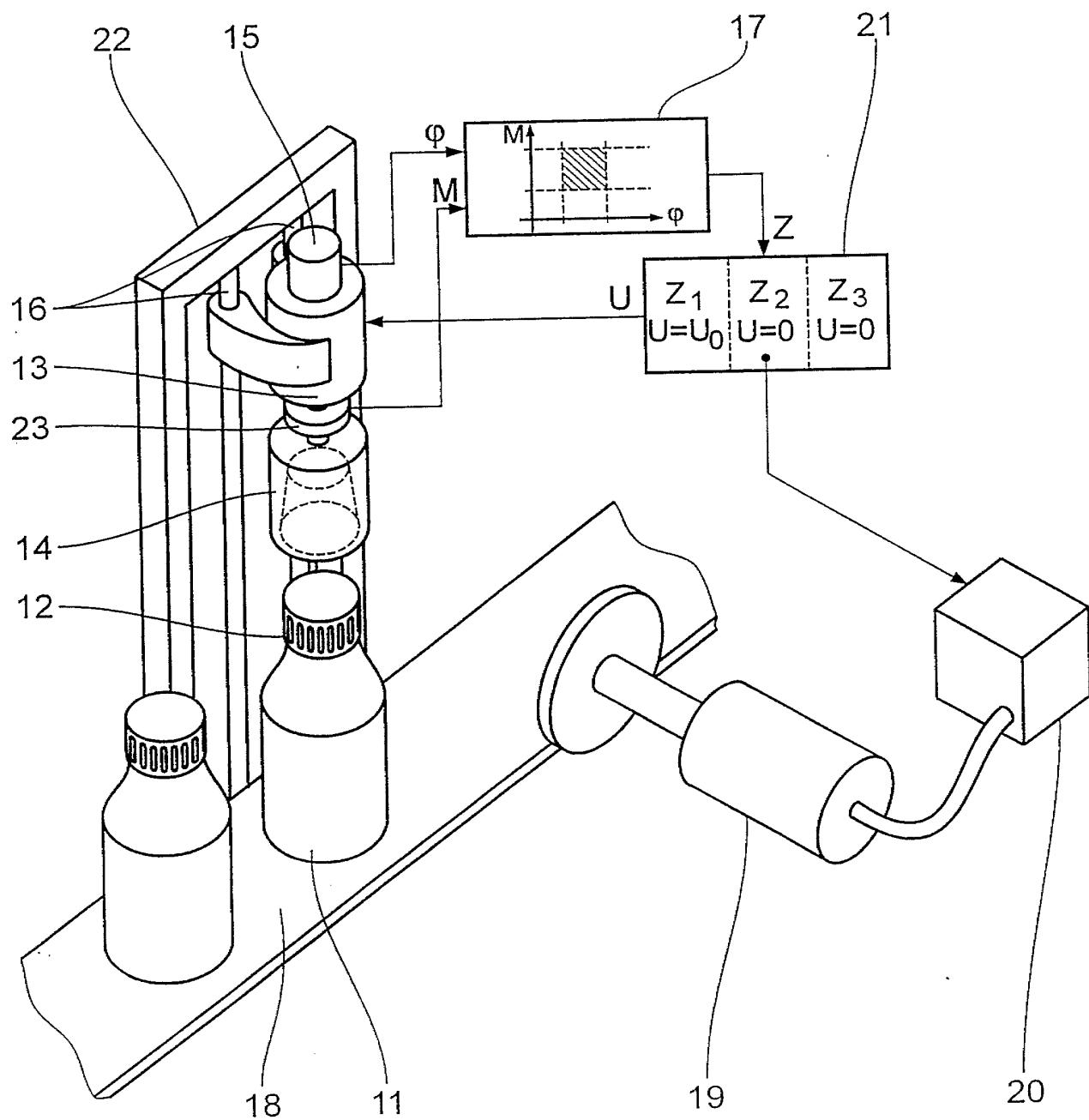


Fig.11

PUB-NO: DE019521924A1
DOCUMENT-IDENTIFIER: DE 19521924 A1
TITLE: Plastic screw cap for a photometric analysis container
PUBN-DATE: January 18, 1996

INVENTOR-INFORMATION:

NAME	COUNTRY
SIMON, HELMUT DR	DE

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME	COUNTRY
LANGE GMBH DR BRUNO	DE

APPL-NO: DE19521924

APPL-DATE: June 9, 1995

PRIORITY-DATA: DE19521924A (June 9, 1995) ,
DE09410822U (June 24, 1994) ,
DE29505625U (March 21, 1995)

INT-CL (IPC): B65D041/04 , B65D041/28 ,
B65D053/00 , B01L003/00 ,
G01N021/03

ABSTRACT:

CHG DATE=19990617 STATUS=O>A container, esp. an optical cell, has a plastic screw cap closure (2)

with an internal hollow cylindrical seal (6) bearing on the rotationally symmetrical inside of the vessel neck. This seal is spherical, especially a convex barrel shape. In the entry region, towards the exposed end, it has a conical reduction. Further back, the outer radius exceeds the inner radius, R_5 , of the neck of the vessel. The procedure and process of assembly of the vessel are also claimed. A hollow grip grips the cap, to descend axially to the container below, and screw it on, rotated by the drive. A shaft encoder measures the rotation; there is also a torque sensor. The threshold value control, monitors these values with reference to predetermined upper and lower limits, and detects completion. This control also identifies an upper limiting rotation angle and torque, which if exceeded, results in the drive being switched off. The drive control unit, connects to the threshold value control during cap tightening. A selector, also connected, rejects containers for which either under- or over turning angle, or torque are achieved.